#### ⑫ 公 開 特 許 公 報 (A) 平4-8837

@Int.Cl.3 29/02 F 02 D

識別記号 广内整理番号 @公開 平成4年(1992)1月13日

17/01 B 60 G B 60 R 21/13 F 02 D 45/00

7049-3G K 8817-3D 7626-3D

8109-3G 310 M

審査請求 未請求 請求項の数 2 (全5頁)

会発明の名称

車の横転防止装置

②特 窗 平2-110954

平 2 (1990) 4 月26日 22出

村 明 ф 79発 者

神奈川県横浜市港北区節岡町1132 ##

神奈川県横浜市港北区師岡町1132 中 村 椎 願 包出

- 発明の名称

裏宜な荷重検出装置により検出した荷重 4 輪にかくる静止荷重と、パネ位置とか 本上荷重とその重心の水平方向位置を算出 これ等と、パネ下荷重とその豊心の水平方向 位置とから車全体の荷重とその重心の水平方同位 置を算出、これにより、旋回走行中の車の外側の を含み路面に墾直な平面 の外側接地点 P.P と重心との距離D(右回転の場合D」、左回転の 場合'D。)を算出し、これと、g / H (g は重力加速 度、 H は車の重心高さ)と安全率を考慮して定め た常数k、適宜な加速度検出装置によって換出し た法親加遠度々。とから演算機により

a . > k D

又はごれ等と等価な式が成立する場合には自動的 にアクセルを譲めるか、警報を発するなどの安全 措置が講ぜられる様にした事を特徴とする機転防 止铁匠.

2)、適宜な荷置検出装置によって検出した水 平時の車の4輪にからる静止荷重と、バネ位置と から、パネ上背重とその貫心の水平方向位置を算 出、これ等と車の前後方向傾斜時(傾斜角=8)

の前輪又は後輪にからる荷重及びパネ上荷 伽又は前側バネ数置線に関するモーメント 前後に於ける両重力線の挟む角が傾斜角に等し はって、浴箕塘によりパネ上荷重の豊心の 麗平面からの高さ H。を算出する事を特徴

3 発明の詳細な説明

イ、発明の目的と在来技術

曲線状の道路を走る車には遠心力が働き 協転事故を起こす。遠心力は軍の速度・重量・ 回半径等によって変動するが、その作用の程度は は運転者の経験から感覚的に判断する外なく 学的に適切な対処は出来なかった。

本発明は損転事故を未然に防ぐ装置に関するも のである。

、登明の構成・作用

这心力がすべて車の損転の為に費やされるも すれば(即ち、車を兼回半径方向外方にスリ を軸として、車を旗振させようとするモーメント mα。H (m は全車質量、α。は旋回曲線に対応する 法執加速度、日は誰心Gの高さ)が励く。 これに 対し、mgD L(D Lは P . P を含んで路面に垂直な 面と重心との距離、 g は重力加速度)のモーメントが率を安定させる方向に働く。 従って

m α . H > m g D . ∴ α . > g D . / H

(1)

こになれば単は損転する事になる。

こ、で、Hは、乗用車の場合は最低荷盤(車両置量+運転者重量)時と最大荷置時との間の変動が小さいので、例えば安全側の極値(Hの最大値、即ち最低荷置時の値)をとるなどして一定値として扱う事が出来るので、同じく一定値である8と一括して8/Hを一定値として扱い、更に、これに全体の安全車を考慮に入れて8、と置換えれば(1)式は

 $\alpha \rightarrow k D L$  (2)

と簡略化される。

従って、適宜な検出装置によって得た結元を演算して、上式が成立つ状態に至った時には安全装置が耐く様にすれば検転を訪げる訳である。 第4図はこの様な装置の構成の1例を示すプロックダイヤグラムである。

第1図に示す各車輪にからるパネ上荷重 w ..., w ..., w ..., w ..., w ... t. それぞれのパネ郎に設置された適宜な荷重検出機構(例えば歪ゲージ、ロードセル等) 3 1 , 3 2 , 3 3 , 3 4 によって検出

され、演算機1 はそれ等を入力として各質量の定時の値w・・・・w・・・・・・・・・・・・・・(説明故記)を選出、またそれ等の合力W・・を算出する。演算機2 はこれ等と、バキ設置点の前後方向間隔し及び左右方向間隔は(これ等は車積毎に一定で、設計上式は実調から展知であり、適宜な設定機構41、42で入力される)とからW・の位置、即ちまつの。の水平方向の位置(前後方向 ℓ・・)、(左右方向 ℓ・・)を算出する。

但し、これ等はバネ上背盤関係の結元から得た 結果であるから車全体の重量・重心のデータでは ない。車全体の重心等を求めるにはバネ下荷度を 考慮せねばならない。

なは、上記の最心位置算出は、車に加速度が加わっている状態では各単輪にか、る荷質が変って来るし、走行中は路面の凹凸や障害物によるピッチングやローリングの影響を受けるので、静止時の検出値・演算値を配信、保持させる。

また、路面の傾斜も算出結果に影響するので、 水平状態での検出値を用いる。

この為資算機 L には、前記の荷置機出値の外に 適宜な速度検出機構 3 5 (勿論スピードメーター から取ってもよい) から得た速度 V を、また適宜 な 傾斜検出機構 3 6 から得た条件を入力する。そ

数回方向が右か左かはハンドルの回転方向に対

応し、またハンドルの回転は適宜な回転角検接ない。の回転は可なな回転の対して、角度の財産は要らないが会。より簡単な検出機構で関に合う)で容易に検出

出来る。済算機4は、回転角検出機構37で検出

されたハンドル回転角の回転が右か左かく(外

えば 0 > 0 の時は回転角検出機構から演算機4に信号が発せられず、その間は演算機4には入力は、を出力として演算機5 に送り、他の場合には一定の信号が入力、その際は確算機4 は d と d と c とから d 。 を出力するなどして)。 D 。は演算機5 で 、 d 。 に、 車程毎に一定で設計上あるいは変別がる。 高質機6 はこれと、 設定機 出する。 演算機6 はこれと、 設定機 出する。 演算機7 は 両入力を比較 演算して

α . > K . D .

の時は安全袋置5~6を発動する(アクセルを緩める、警報を発する等)。

なは、流算機1でw,。~w,oが選出されるのは が止、水平時だけであるのに対し、流算機4に6 の条件が入力される瞬間、そしてk,D,が算に出される れて演算機7で比較演算される瞬間等は走行中で あって、その間に必ず時間的なずれがある(複解間 的)。従ってW。w,。~w,。、或は演算機2・復 算機3等の出力はその間がなる、次の静止、水平の時まで記憶・保持されればならない。

勿論、以上の間に於いて、各入力の単位は同一 歩調を取る様裝合されねばならない。また、 擯算 機は対応機能を適宜分割或は集約してよいし、各式を等価で変換(例えば移項するなど)して、これに合わせて海算機の内容や組合わせを変えにはよい。また例えば、演算立思想は同じ)、演算出したの人力は sad の代りには su を入力して d a を算出するなどしても同じ最終効果を得る事が出来る。これ等は以下の例に於いても同様である。

以上は黄心高日を既知の一定値として扱った場合だが、トラックの様に有重が大きく、且つその変動の激しい場合にはそれでは通らない。そこで、次の様に日を自動的に検出する。

まずバネ上荷重の重心C。のバネ設置平面からの高さH。を決める。

4 輪それぞれで検出される荷重w \*\*・~w \*\*・はバネ上荷重w。の分力であって、それぞれその点での反力と約合って思り、これから合力計算で、G。の水平方向の位置 & 1 \*\*・ は \*\*

今、第 3 図に示す様に、車が傾斜角  $\Theta$  の斜面にある状態を考えると、食力線 G 。D が水平時の食力線 G 。C となす角は傾斜角に等しく  $\Theta$  だから、 H 。= C D  $\nearrow$  t an  $\Theta$ 

然るに、

C D = A D - A C = A D - e... で、またモーメントの約合条件から A D = (w , . + w , . ) レンW 。 だから

 $H = \{(w_{**} + w_{**}) L / W_{*} - \ell_{**}\} / t_{**}\theta$ (3)

これは前輪倒パキ設置点を結ぶ線に関するモーメントをとった結果だが、勿論、後輪側に関するモーメントをとっても同じ結果となる。 (W・= w・・+ w・・+ w・・+ w・・+ w・・ 世・・・ 世・・・ 関係を用いれば皆同じ結果に帰一する)。

第5 図に、上記算定値を得る演算の 1 例をプロックダイヤグラムで示してあるが、上式のw。。+w。は 演算機 1 で算出されるし、W。も 演算機 1 では 低斜検出機 構 3 6 から、 既知の値しは 設定機構 4 1 からの入力として得られるから H。 は一連の 演算機によって 算出される (図から 目明なので説明は省略する)。

但し、前記の様に日。はパネ上だけの意心高であり、全車の重心高日はパネ上荷重w。とパネ下荷重w。の合力であるwの重心高でなくてはならないが、その求め方は既に本出聞人の平成2年4月16日出願の"機転防止装置"に示してあるの

## で省略する。

### ハ、発明の効果

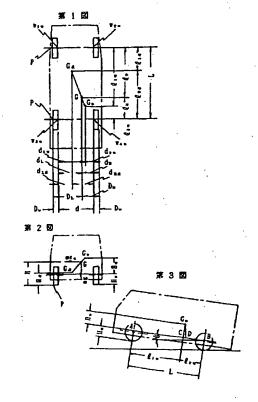
以上に例示した様に、本発明によれば、従来は運転者の勘のみが頼りであった機転事故防止が自動的になされる訳で、事故による損失を未然に防げるばかりでなく、運転者の疲労を軽減出来、それがまた事故防止効果を高めるなど、社会生活上極めて有用である。

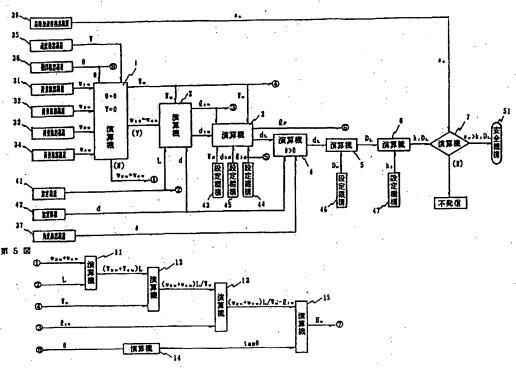
### 4. 図面の簡単な説明

第1 図は車輪と荷魚・重心等の位置関係を示す車の平面図。第2 図は周じく後面図。第3 図は同じく料面に於ける左側面図。第4 図は本発明の装置による演算の1 例を示すプロックダイヤグラム。第5 図はド。算出の1 例を示すプロックダイヤグラム。

1.2.3,4.5.6.7 はそれぞれ演算機。 1 1 1 2.1 3.1 4.1 5 はそれぞれ演算機。 3 1 3 2.3 3.3 4 はそれぞれ荷重検出機構。 3 5 は速度検出機構、 3 6 は傾斜検出機構、 3 7 は角度検出機構、 3 9 は法幹加速度検出機構。4 1,4 2,4 3,4 4.4 5.4 6,4 7 はそれぞれ設定機構。5 1 は安全機構。

特許出國人 中村 雅爾





平成 0 2 年 0 8 月 0 1 日 平成2年 8 月 2 日 差出

特許庁長官

特 顧 平 2 - 1 1 0 9 5 4 事件の表示

特許出願人 事件との関係

2 2 2

横浜市港北区勝岡町 1 1 3 2 中村 福朝

発明の詳細な説明 明細者の特許請求の範囲。 別紙の通り 5 補正の内容

輪にからる静止荷重と、パネ位置とから 上荷値とその重心の水平方向位置を算出し 輪の外側接地点P、Pを含み路面に垂直な平面と

特許請求の範囲の全文を下記の様に訂正。 1 ) 透宜な荷重検出装置により検出した荷重時

重心との距離 D (右回転の場合 D 、、左回転の場 a)を算出し、これと、g...H(gは重力加速度 Hは車の重心高さ)と安全事を考慮して定めた k、適宜な加速度検出装置によって検出した

又はこれ等と等価な式が成立する場合には自動的

オ上荷重とその食心の水平方向位置を算出 心のパネ設置平面上での水平方向位置と、車 の前後方向傾斜時(傾斜角 = 8) の前輪又は後輪 にかいる荷田及びバネ上荷重の後側又は前側バネ





# 特開平4-8837 (5)

設置線に関するモーメント<u>の釣合条件から得られ</u> パネ上荷重の重力線がパネ設置平面を通る点 、との間隔が H \_tanθ (H \_はパネ上荷色の黄心の <u>パネ設置平面からの高さ)に等しい事から</u>H。を 算出する事を特徴とする演算装置。

2. 明田書の第9頁第1行と第2行の間に下記括

「なほ、このH、を使用する場合の機転防止装 屋の構成は、例えば第4図に於ける演算機6に入 同資算機の出力をk D L/H と、演算機7の判 定益準をα . > k , D . / Η とする事で関に合う(勿 論、演算機6の演算内容は変る)。」

平成02年08月2/日

B

1. 事件の表示 **特爾平2-110954** 

2. 発明の名称 横転防止装置(II)

事件との関係 待許出願人.

〒 - 2 2 2

住所

氏 名

横浜市港北区 開岡町 1 1 3 2 中村 推開 令の日付 一 一 成 0 2 年 0 7 月 3 1 日 4、 補正命令の日付・

5. 桶正の対象

願者の発明の名称の模 明細書の発明の名称の欄

6. 桶正の内容 別紙の通り



発明の名称を下記の様に訂正する。